EUROPEAN PATENT OFFICE

Patent Abstracts of Japan

PUBLICATION NUMBER

2001200897

PUBLICATION DATE

27-07-01

APPLICATION DATE

07-11-00

APPLICATION NUMBER

2000338619

APPLICANT: OTICS CORP:

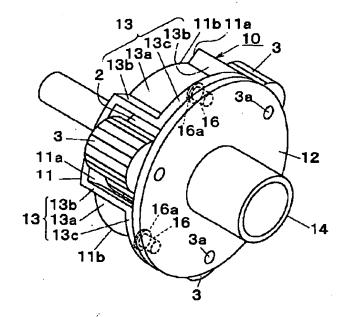
INVENTOR: KUWABARA KENKICHI;

INT.CL.

F16H 1/28

TITLE

PLANETARY GEAR DEVICE



ABSTRACT: PROBLEM TO BE SOLVED: To reduce noise owing to engagement, and improve the durability of each gear by increasing the stiffness of a carrier to prevent deformation, and improving tooth contact of each gear.

> SOLUTION: A carrier 10 of a planetary gear device 1 is provided with a first supporting portion 11 for supporting a pinion gear 3 on one end surface side, a second supporting portion 12 for supporting the pinion gear 3 on the other surface side, and a coupling portion 13 for coupling both supporting portions 11, 12. The coupling portion 13 is composed of a first coupling portion 13a having a thickness direction extending from the first supporting portion 11 equal to the radius direction of the planetary gear device 1, a second coupling portion 13b having the thickness direction extending from the first supporting portion 11 equal to the circumferential direction of the planetary gear device 1, and a plate-shaped third coupling portion 13c having the thickness direction surface-contacting with an inner surface of the second supporting portion 12 equal to the axial direction of the planetary gear device 1. The coupling portion 13 has high stiffness.

COPYRIGHT: (C)2001, JPO

(19)日本国特許庁(JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開番号 特開2001-200897 (P2001 - 200897A)

(43)公開日 平成13年7月27日(2001.7,27)

(51) Int.Cl.7

識別記号

FΙ

テーマコート*(参考)

F16H 1/28

F 1 6 H 1/28

審査請求 未請求 請求項の数8 OL (全 8 頁)

(21)出願番号

特願2000-338619(P2000-338619)

(22)出願日

平成12年11月7日(2000.11.7)

(31)優先権主張番号 特願平11-322691

(32)優先日

平成11年11月12日(1999.11.12)

(33)優先権主張国

日本(JP)

(71)出願人 000185488

株式会社オティックス

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地

(72)発明者 松岡 主税

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地 株式会

社オティックス内

(72) 発明者 峯元 勇

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地 株式会

社オティックス内

(74)代理人 100096116

弁理士 松原 等

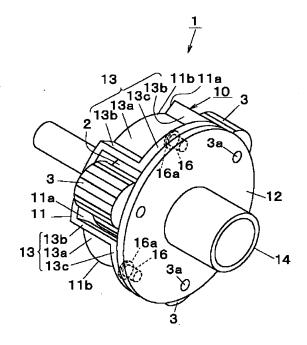
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 プラネタリギヤ装置

(57)【要約】

【課題】 キャリヤの剛性を高くして変形を防止し、各 ギヤの歯当たりを良くして、噛み合いに起因する騒音の 低下と、各ギヤの耐久性の向上とを図る。

【解決手段】 プラネタリギヤ装置1のキャリヤ10 は、ピニオンギヤ3を一端面側で支持する第一支持部1 1と、ピニオンギヤ3を他端面側で支持する第二支持部 12と、両支持部11,12を連結する連結部13とを 備えている。連結部13は、第一支持部11から延出す る厚さ方向がプラネタリギヤ装置1の半径方向である第 一連結部13aと、第一支持部11から延出する厚さ方 向がプラネタリギヤ装置1の周方向である第二連結部1 3 b と、第二支持部 1 2 の内面と面当たりする厚さ方向 がプラネタリギヤ装置1の軸方向である板状の第三連結 部13cとからなり、剛性が高い。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 ピニオンギヤを一端面側で支持する第一支持部と、ピニオンギヤを他端面側で支持する第二支持部と、該第一支持部から延出して第二支持部に結合することにより第一支持部と第二支持部とを連結する連結部とを備えたキャリヤを含むプラネタリギヤ装置において、前記連結部を、第一支持部からプラネタリギヤ装置の軸方向と平行に又は傾斜して延出する、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の略半径方向である第一連結部と、該第一連結部とつながり第二支持部の内面と面当たりする、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の軸方向である第三連結部とにより構成したことを特徴とするプラネタリギヤ装置。

【請求項2】 ピニオンギヤを一端面側で支持する第一支持部と、ピニオンギヤを他端面側で支持する第二支持部と、該第一支持部から延出して第二支持部に結合することにより第一支持部と第二支持部とを連結する連結部とを備えたキャリヤを含むプラネタリギヤ装置において、前記連結部を、第一支持部からプラネタリギヤ装置の軸方向と平行に又は傾斜して延出する、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の略周方向である第二連結部と、該第二連結部とつながり第二支持部の内面と面当たりする、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の軸方向である第三連結部とにより構成したことを特徴とするプラネタリギヤ装置。

【請求項3】 ピニオンギヤを一端面側で支持する第一支持部と、ピニオンギヤを他端面側で支持する第二支持部と、該第一支持部から延出して第二支持部に結合することにより第一支持部と第二支持部とを連結する連結部とを備えたキャリヤを含むプラネタリギヤ装置において、前記連結部を、第一支持部からプラネタリギヤ装置の軸方向と平行に又は傾斜して延出する、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の略半径方向である第一連結部と、第一支持部からプラネタリギヤ装置の略問方向である第二連結部と、該第一連結部及び第二連結部のいずれか一方又は両方とつながり第二支持部の内面と面当たりする、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の軸方向である第三連結部とにより構成したことを特徴とするプラネタリギヤ装置。

【請求項4】 ピニオンギヤを一端面側で支持する第一支持部と、ピニオンギヤを他端面側で支持する第二支持部と、該第一支持部から延出して第二支持部に結合することにより第一支持部と第二支持部とを連結する連結部とを備えたキャリヤを含むプラネタリギヤ装置において、前記連結部を、第一支持部からプラネタリギヤ装置の軸方向と平行に又は傾斜して延出する、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の略周方向である一対の第二連結部を含んで構成し、該一対の第二連結部と第一支持部とがピニオンギヤを囲む略コ字状をなすようにしたことを特徴 50

とするプラネタリギヤ装置。

【請求項5】 ピニオンギヤを挟んで隣り合う一対の第 二連結部を、略平行に対峙させた請求項2,3又は4記 載のプラネタリギヤ装置。

【請求項6】 ピニオンギヤを挟んで隣り合う一対の第二連結部を、プラネタリギヤ装置の外周側から内周側へ向かうにつれて間隔が拡がるハ字状に対峙させた請求項2,3又は4記載のプラネタリギヤ装置。

【請求項7】 ピニオンギヤを挟んで隣り合う一対の第 10 二連結部を、プラネタリギヤ装置の内周側から外周側へ 向かうにつれて間隔が拡がる逆ハ字状に対峙させた請求 項2,3又は4記載のプラネタリギヤ装置。

【請求項8】 ピニオンギヤを挟んで隣り合う一対の第二連結部を、第一支持部側から第二支持部側へ向かうにつれて間隔が拡がるように対峙させた請求項2~7のいずれか一項に記載のプラネタリギヤ装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、例えば自動変速機 30 等の伝動装置に用いられるプラネタリギヤ装置に関し、 詳しくはピニオンギヤを支持するキャリヤの構造に係る ものである。

[0002]

【従来の技術】図6~図8は、自動車に搭載される自動変速機構成部品としての、従来のプラネタリギヤ装置50を示している。プラネタリギヤ装置50のギヤ構成は、周知の通りサンギヤ51、ピニオンギヤ52及びリングギヤ53(図8)よりなり、ピニオンギヤ52はキャリヤ60に支持されている。キャリヤ60は、ピニオンギヤ52の一端面側でピニオンピン52aを支持する第一支持部61と、ピニオンギヤ52の他端面側でピニオンピン52aを支持する第二支持部62と、第一支持部61と第二支持部62とを連結する連結部63と、第二支持部62から同心状に突出するスリーブ64とを備えている。なお、第一支持部61と連結部63とを備えている。なお、第一支持部61と連結部63とを借えている。なお、第一支持部61と連結部63とを付まてキャリヤ本体と称したり、第二支持部62をフランジ又はキャリヤカバーと称したりすることがある。

【0003】図示例では、第一支持部61と第二支持部62とに3つのピニオンギヤ52が互いに120度の間をおいて支持され、該ピニオンギヤ52の間に3つの板状の連結部63が延出している。各連結部63は、第一支持部61と一体的に形成されてその縁から折曲されることによりピニオンギヤ52の軸方向と平行に延出し、その延出端が第二支持部62に結合されている。

【0004】第二支持部62と連結部63との結合は、連結部63の延出端部の内面に凹所65を形成し、該凹所65を第二支持部62の外周面67に外嵌して位置決めし、第二支持部62と連結部63との間を溶接することにより行っている。66はその溶接部である。

50 【0005】

10/5/07, EAST Version: 2.1.0.14

【発明が解決しようとする課題】上記のプラネタリギヤ 装置50において、例えばサンギヤ51より動力が入力 され、スリーブ64から動力が出力される場合、動力の* *伝達経路はサンギヤ51→ピニオンギヤ52→ピニオン ピン52aから次のように2系統に別れ、連結部63及 び第二支持部62の合計がスリーブ64へ伝達される。

→第一支持部61→連結部63¬ →第二支持部62-→スリープ64

【0006】従来の連結部63は、厚さ方向がプラネタ リギヤ装置50の半径方向である単純な板状であるた め、断面係数が小さく剛性が低い。このため、第一支持 部61→連結部63→第二支持部62の動力伝達の際 に、連結部63がねじり、剪断、曲げ等の変形を起こし 10 やすい。連結部63の変形はキャリヤ60全体の変形に つながるため、キャリヤ60の変形によりピニオンピン 52aが傾き、ピニオンギヤ52と噛み合うサンギヤ5 1及びリングギヤ53との歯当たりが悪くなり、噛み合 いに起因する騒音が増加するとか、各ギヤ51,52, 53の耐久性が悪くなるとかという懸念がある。

【0007】また、連結部63をプレス曲げ成形するた めに、連結部63の付け根の第一支持部61に曲げ変形 の周囲への影響を逃がすための切欠70を形成する必要 があったため、この切欠70部分でキャリヤ60の強度 20 が低下するおそれもあった。

【0008】本発明の目的は、上記課題を解決し、キャ リヤの剛性を高くして変形を防止し、各ギヤの歯当たり を良くして、噛み合いに起因する騒音の低下と、各ギヤ の耐久性の向上とを図ることができるプラネタリギヤ装 置を提供することにある。

[0009]

【課題を解決するための手段】本発明は、ピニオンギヤ を一端面側で支持する第一支持部と、ピニオンギヤを他 端面側で支持する第二支持部と、該第一支持部から延出 30 を、略平行に対峙させた態様。 して第二支持部に結合することにより第一支持部と第二 支持部とを連結する連結部とを備えたキャリヤを含むプ ラネタリギヤ装置において、前記連結部を、次の(1) (2)(3)又は(4)のように構成した。

【0010】(1)連結部を、第一支持部からプラネタ リギヤ装置の軸方向と平行に又は傾斜して延出する、厚 さ方向がプラネタリギヤ装置の略半径方向である第一連 結部と、該第一連結部とつながり第二支持部の内面と面 当たりする、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の軸方向で ある第三連結部とにより構成する。

【0011】(2)連結部を、第一支持部からプラネタ リギヤ装置の軸方向と平行に又は傾斜して延出する、厚 さ方向がプラネタリギヤ装置の略周方向である第二連結 部と、該第二連結部とつながり第二支持部の内面と面当 たりする、厚さ方向がプラネタリギヤ装置の軸方向であ る第三連結部とにより構成する。

【0012】(3)連結部を、第一支持部からプラネタ リギヤ装置の軸方向と平行に又は傾斜して延出する、厚 さ方向がプラネタリギヤ装置の略半径方向である第一連 ※平行に又は傾斜して延出する、厚さ方向がプラネタリギ ヤ装置の略周方向である第二連結部と、該第一連結部及 び第二連結部のいずれか一方又は両方とつながり第二支 持部の内面と面当たりする、厚さ方向がプラネタリギヤ 装置の軸方向である第三連結部とにより構成する。第一 連結部と第二連結部とはつながっていることが好まし W.

【0013】(4)連結部を、第一支持部からプラネタ リギヤ装置の軸方向と平行に又は傾斜して延出する、厚 さ方向がプラネタリギヤ装置の略周方向である一対の第 二連結部を含んで構成し、該一対の第二連結部と第一支 持部とがピニオンギヤを囲む略コ字状をなすようにす る。この構成(4)は上記(1)(2)又は(3)と組 み合わせることが好ましい。

【0014】上記各構成において第一連結部、第二連結 部又は第三連結部が「つながっている」とは、鍛造成 形、折曲加工等により鋼材等の素材が連続した状態で一 体形成されている場合のみならず、溶接、カシメ等によ り不連続素材が接合されて結合されている場合を含む。 【0015】また、上記構成(2)(3)又は(4)に おいて、ピニオンギヤ及び連結部がそれぞれ複数である 場合に、第二連結部を次のような態様で設けることがで

- ◆ プログランディンディを挟んで隣り合う一対の第二連結部
 - ② ピニオンギヤを挟んで隣り合う一対の第二連結部 を、プラネタリギヤ装置の外周側から内周側へ向かうに つれて間隔が拡がるハ字状に対峙させた態様。
 - ③ ピニオンギヤを挟んで隣り合う一対の第二連結部 を、プラネタリギヤ装置の内周側から外周側へ向かうに つれて間隔が拡がる逆ハ字状に対峙させた態様。
 - ❷ ピニオンギヤを挟んで隣り合う一対の第二連結部 を、第一支持部側から第二支持部側へ向かうにつれて間 隔が拡がるように対峙させた態様。

40 [0016]

【発明の実施の形態】図1~図3は、自動車に搭載され る自動変速機構成部品としての、本実施形態のプラネタ リギヤ装置1を示している。簡略化のためシングルプラ ネタリギヤ装置を図示したが、勿論、デュアルプラネタ リギヤ装置又はこれらを組み合わせたプラネタリギヤ装 置等に適用することもできる。

【0017】プラネタリギヤ装置1のギヤ構成は、サン ギヤ2、ピニオンギヤ3及びリングギヤ4(図3)より なり、図示例の3つのピニオンギヤ3はキャリヤ10に 結部と、第一支持部からプラネタリギヤ装置の軸方向と※50 支持されている。キャリヤ10は、ピニオンギヤ3の一

端面側でピニオンピン3aを支持する板状の第一支持部 11と、ピニオンギヤ3の他端面側でピニオンピン3a を支持する板状の第二支持部12と、第一支持部11と 第二支持部12とを連結する連結部13と、第二支持部 12から同心状に突出するスリーブ14とを備えてい る。

【0018】図示例では、第一支持部11と第二支持部 12とに3つのピニオンギヤ3が互いに120度の間を おいて支持され、該ピニオンギヤ3の間に3つの連結部 13が延出している。各連結部13は、次の第一連結部 10 13a、第二連結部13b及び第三連結部13cからな る。なお、第一支持部11における各ピニオンピン3a の支持部分11aの相互間の三箇所には、内周側へ凹ん だ凹縁11bが形成されている。

- ⑤ 第一支持部11と一体的に形成されて凹縁11bか ら折曲されることによりプラネタリギヤ装置1の軸方向 と平行に延出する、厚さ方向がプラネタリギヤ装置1の 半径方向である板状の第一連結部13a
- ② 第一支持部11と一体的に形成されて支持部分11 aの側縁から折曲されることによりプラネタリギヤ装置 20 1の軸方向と平行に延出する、厚さ方向がプラネタリギ ヤ装置1の周方向である板状の第二連結部13b
- ③ 第一連結部13a延出端からプラネタリギヤ装置1 の半径外向き方向に折曲してつながり、第二連結部13 bの延出端からもプラネタリギヤ装置1の周方向に折曲 してつながり、第二支持部12の内面と面当たりする、 厚さ方向がプラネタリギヤ装置1の軸方向である板状の 第三連結部13c

【0019】第一連結部13aと第二連結部13bとは つながっており、これが好ましいが、つながっていなく 30 持部12の合計がスリーブ14へ伝達される。 てもよい。第二連結部13bは、第一連結部13aの両*

→第一支持部11→連結部13-→第二支持部12-└→スリープ14

【0023】本実施形態の連結部13は、厚さ方向がプ ラネタリギヤ装置1の半径方向である第一連結部13a と、厚さ方向がプラネタリギヤ装置1の周方向である第 二連結部13bと、厚さ方向がプラネタリギヤ装置1の 軸方向である第三連結部13cとにより構成されている ため、断面係数が大きく剛性が高い。このため、第一支 持部11→連結部13→第二支持部12の動力伝達の際 40 に、連結部13がねじり、剪断、曲げ等の変形を起こす ことは実質的に無い。従って、キャリヤ10全体の剛性 も高くなり変形しなくなるため、ピニオンピン3aの傾 きを防止でき、ピニオンギヤ3と噛み合うサンギヤ2及 びリングギヤ4との歯当たりが良くなり、噛み合いに起 因する騒音が低下し、各ギヤ2,3,4の耐久性が向上 する。

【0024】このようにキャリヤ10の剛性が高くなる と、従来より大きい入力動力を許容できるようになる一 方、入力動力が同じ場合には従来よりもプラネタリギヤ※50 形成する必要がないため、切欠によるキャリヤ10の強

*側部に2つ設けられている。ピニオンギヤ3から見れ ば、ピニオンギヤ3の両側方に第二連結部13bが一対 で存在し、該一対の第二連結部13bと第一支持部11 の支持部分11aとがピニオンギヤ3を囲むコ字状をな している。第三連結部13cは、上記の通り第一連結部 13a及び第二連結部13bの両方とつながっており、 これが好ましいが、いずれか一方とだけつながっていて もよい。

【0020】各連結部13の第三連結部13cに設けた 例えば円形の結合穴15に、第二支持部12に設けた例 えば円柱形の結合凸部16を通して(図3(a)参 照)、結合穴15から突出した結合凸部16の先端部1 6 aを例えば扁平又は傘状に潰してカシメることにより (図3(b)参照)、第二支持部12と各連結部13と をカシメ結合している。結合凸部16は、例えば第二支 持部12と一体形成されたり、第二支持部12に設けら れた取付孔に植設されたりして、第二支持部12に対し 十分な強度で結合している。結合凸部16及び結合穴1 5の寸法は、伝達するトルク容量に対して十分に大きい 値にしてある。

【0021】第一支持部11の中心部に開けられた穴か らサンギヤ2が挿入されてピニオンギヤ3に噛み合わさ れるとともに、キャリヤ10の外周からリングギヤ4が ピニオンギヤ3に噛み合わされる。

【0022】本実施形態のプラネタリギヤ装置1におい て、例えばサンギヤ2より動力が入力され、キャリヤ1 0のスリーブ14から動力が出力される場合、動力の伝 達経路はサンギヤ2→ピニオンギヤ3→ピニオンピン3 aから次のように2系統に別れ、連結部13及び第二支

※装置1をよりコンパクトに構成することができる。

【0025】さらに、図3に矢印で示すように潤滑油が 装置内部からピニオンギヤ3側へ流れ出る場合に、一対 の第二連結部13bと第一支持部11の支持部分11a とがピニオンギヤ3を囲むコ字状をなしているので、そ れが油路となってピニオンギヤ3への油量が増加し、ピ ニオンギヤ3の耐久性が向上する。

【0026】また、結合穴15と結合凸部16との位置 精度さえ出しておけば、キャリヤ組立時の熱変形が起こ り得ないので容易に形状寸法精度を確保することができ る。従って、キャリヤ組立後の後加工を省略又は軽減す ることができる。また、溶接設備費に比べてカシメ加工 設備費は安価であるため、プラネタリギヤ装置1の低コ スト化を図ることもできる。

【0027】また、第一連結部13aと第二連結部13 bとがつながっていて、前記従来例のような切欠70を 度低下の心配もない。

結合してもよい。

【0028】なお、本発明は前記実施形態に限定される ものではなく、例えば以下のように、発明の趣旨から逸 脱しない範囲で適宜変更して具体化することもできる。 (1)図3(c)に示すように、各連結部13の第三連 結部13c及び第二支持部12に設けた例えば円形の結 合穴15, 15'に、いずれかの方向からリベット17 を通してその頭部17bを係止させるとともにその軸部 の先端部17aを例えば扁平又は傘状に潰してカシメる

(2) さらに、連結部13と第二支持部12との結合手 段は、カシメ結合に限定されず、例えば溶接による結合 でもよい。

(3) 本発明に係るプラネタリギヤ装置は、自動変速機 の構成部品としてのみならず、各種伝動装置に用いられ る装置として具体化することができる。

【0029】(4)前記実施形態では、各連結部13の 第二連結部13bは、第一連結部13aからプラネタリ ギヤ装置1の略半径方向に沿うようにして略放射状に配 20 設されていた。この結果、ピニオンギヤ3を挟んで隣り 合う一対の第二連結部13bは、プラネタリギヤ装置の 内周側から外周側へ向かうにつれて間隔が拡がる逆ハ字 状に対峙していた。これに対し、ピニオンギヤ3を挟ん で隣り合う一対の第二連結部13bを、略平行に対峙さ せたり、図4に示すように、プラネタリギヤ装置の外周 側から内周側へ向かうにつれて間隔が拡がるハ字状に対 峙させたりすることもできる。特に図4のようにハ字状 に対峙させると、動力伝達時にピニオンピン3 aにかか る荷重に対して有効な連結部13の剛性がより高まり、 キャリヤ10の変形がより低減するため、前記実施形態 による効果がさらに高まる。

【0030】(5)前記実施形態では、各連結部13の 第二連結部13bは、第一支持部11からプラネタリギ ヤ装置1の軸方向と平行に延出するように設けられてい た。これに対し、ピニオンギヤ3を挟んで隣り合う一対 の第二連結部13bを、図5に示すように、第一支持部 側から第二支持部側へ向かうにつれて間隔が拡がるよう に対峙させること、すなわち第二連結部13bをプラネ タリギヤ装置1の軸方向に対し傾斜して延出するように 40 設けることもできる。この結果、第三連結部13cとそ の両側の一対の第二連結部13bとが開口(第一支持部 11に向かう側)が拡幅した略コ字状となる。なお、前 記傾斜を伴うために厳密には一致しないが、第二連結部 13bの厚さ方向はプラネタリギヤ装置の略周方向であ る。このように一対の第二連結部13bを設けると、動 力伝達時にピニオンピン3aにかかる荷重に対して有効 な連結部13の剛性がより高まり、キャリヤ10の変形 がより低減するため、前記実施形態による効果がさらに 高まる。

【0031】(6)前記実施形態では、各連結部13の 第一連結部13aは、第一支持部11からプラネタリギ ヤ装置の軸方向と平行に延出するように設けられてい た。この各連結部13の第一連結部13aを、第一支持 部11からプラネタリギヤ装置の軸方向に対し傾斜する ように設けることもできる。

【0032】(7)第一支持部11と第一連結部13a とのつながり、第一支持部11と第二連結部13bとの つながり、第一連結部13aと第二連結部13bとのつ ことにより、第二支持部12と各連結部13とをカシメ 10 ながり、第一連結部13aと第三連結部13cとのつな がり、第二連結部13bと第三連結部13cとのつなが り、はそれぞれ少なくとも内角側にアールを伴ってつな がっていることが好ましいが、角でつながっていてもよ 41.

> 【0033】(8)前記実施形態では、ピニオンギヤ3 が3つの場合を例示したが、ピニオンギヤ3の数は特に 限定されず、例えば2つでも4つ以上でもよい。このピ ニオンギヤ3の数に応じて、連結部13の数も変更可能 である。

【0034】(9)結合穴15と結合凸部16又はリベ ット17の数も特に限定されず、適宜変更できる。 【0035】(10)上記変更例(1)~(9)を適宜 組み合わせること。(4)と(5)との組み合わせ、 (4)と(6)の組み合わせ、(5)と(6)との組み 合わせ、(4)と(5)と(6)との組み合わせ等を例 示できる。

[0036]

【発明の効果】以上詳述した通り、本発明に係るプラネ タリギヤ装置によれば、キャリヤの剛性を高くして変形 を防止し、各ギヤの歯当たりを良くして、噛み合いに起 因する騒音の低下と、各ギヤの耐久性の向上とを図るこ とができる。さらに、一対の第二連結部と第一支持部と がピニオンギヤを囲むコ字状をなすようにした場合に は、ピニオンギヤへの油量が増加し、ピニオンギヤの耐 久性が向上する。また、第二連結部を、プラネタリギヤ 装置の外周側から内周側へ向かうにつれてピニオンピン からプラネタリギヤ装置の周方向に離れるように傾斜し て設けた場合や、第二連結部を、一対の第二連結部と第 一支持部とがピニオンギヤを囲み且つ開口が拡幅した略 コ字状となるように、第一支持部からプラネタリギヤ装 置の軸方向に対し傾斜して延出させた場合には、キャリ ヤの剛性をより高くして変形をより防止できるので、ギ ヤの歯当たりによる前記効果が高まる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の実施形態に係るプラネタリギヤ装置の 斜視図である。

【図2】同プラネタリギヤ装置の組立前の分解斜視図で ある。

【図3】同プラネタリギヤ装置の断面図である。

50 【図4】同実施形態の変更例に係るプラネタリギヤ装置

の分解斜視図である。

【図5】同実施形態の別の変更例に係るプラネタリギヤ 装置の分解斜視図である。

【図6】従来例に係るプラネタリギヤ装置の斜視図であ

【図7】同プラネタリギヤ装置の組立前の分解斜視図で ある。

【図8】同プラネタリギヤ装置の断面図である。

【符号の説明】

- プラネタリギヤ装置
- サンギヤ
- 3 ピニオンギヤ
- 3a ピニオンピン
- 4 リングギヤ

10 キャリヤ

1 1 第一支持部

11a 支持部分

11b 凹縁

12 第二支持部

13 連結部

13a 第一連結部

13b 第二連結部

13c 第三連結部

10 14 スリーブ

> 15 結合穴

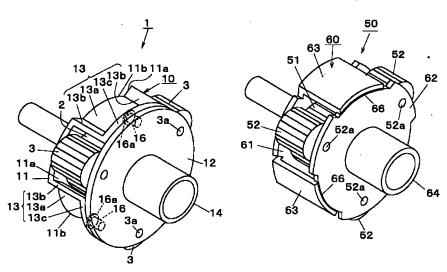
16 結合凸部

16a 先端部

17 リベット

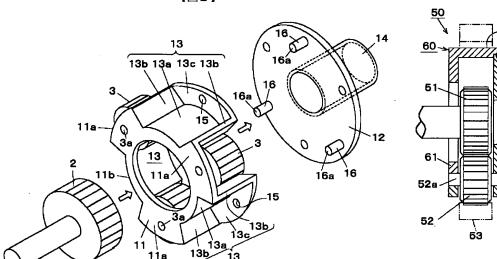
【図1】

【図6】

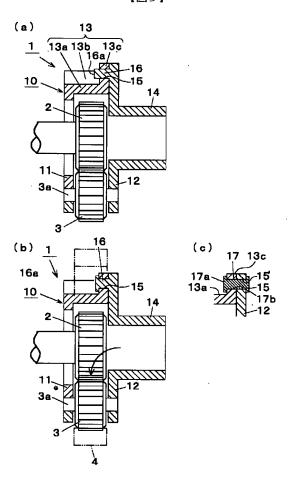


【図2】

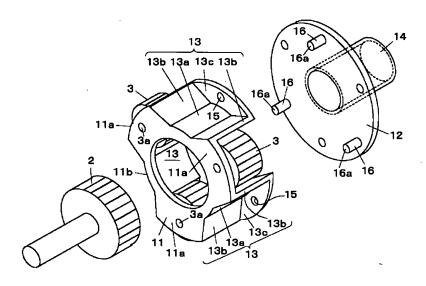
【図8】



【図3】

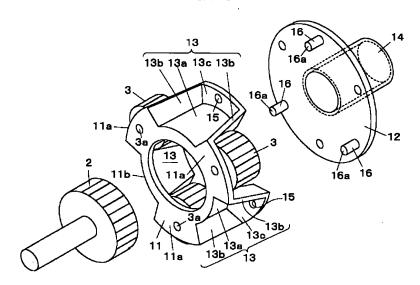


【図4】

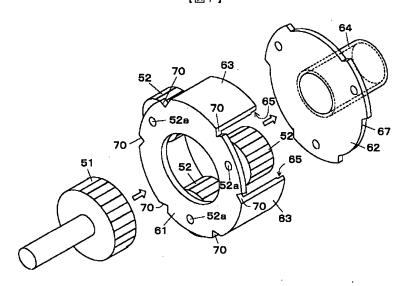


10/5/07, EAST Version: 2.1.0.14

【図5】



【図7】



フロントページの続き

(72)発明者 粕谷 愛治

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地 株式会 社オティックス内

(72) 発明者 中村 勝

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地 株式会 社オティックス内 (72) 発明者 米浜 賢

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地 株式会 社オティックス内

(72)発明者 桑原 建吉

愛知県西尾市中畑町浜田下10番地 株式会 社オティックス内